(i) 日本国特許庁 (JP)

D特許山願公開

(2) 公開特許公報(A)

昭57-183523

§j/Int. Cl. ³ F 02 B 33/00	庁内整理番号 6706-3G 6706-3G 6706-3G	〇公開	昭和57年(19	982)11月11日
27/00 33/44		発明の 審査請	つ数 1 青求 未請求	
39/02	6706—3G			(全 4 頁)

の内燃機関の過給装置

池田市桃園2丁目1番1号ダイ

ハツ工業株式会社内

⑪出 願 人 ダイハツ工業株式会社

池田市ダイハツ町1番1号

砂代 理 人 弁理士 石井暁夫

①特 願 昭56-69221 ②出 願 昭56(1981)5月6日

70発 明 者 高松晥

明 細 曹

L 発明の名称

内燃機関の過給装置

2 特許請求の範囲

(1) 内燃機関への吸気系にサージタンクを設けると共に前記機関によって回転駆動される過給機を接続し、前記サージタンクから機関の燃焼室までの吸気通路長さを、機関の略中速以上の回転をはたないて吸入空気が最大となるように設定する一方、前記過給機への動力伝達機構には、機関でよったが所定の回転を以上になると過給機を停止するようにした手段を設けたことを特徴とする内燃機関の過給装置。

3. 発明の詳細な説明

本発明は、内燃機関の吸気系への過給装置に関 するものである。

内燃機関の出力向上及び燃費向上の手段として 過給を用いることは広く知られており、過給には 排気ターボ過給、機械的過給及び慣性過給の3つ が知られている。排気ターボ過給は、機関からの

排気ガスのエネルギにてダーボ過給機を駆動する ものであるから、排気ガスのエネルギが大きい中 乃至高速回伝域ではきわめて有効であつても、そ れよりも遅い回転域では出力の向上を期待できな いばかりが、機関の加速始めにおける反答性が悪 るく目つ放速時に超過給になるおそれがある。と れに対し機械的過給は、過給機を機関により回転 駆動するものであるから、機関の低回転域でも有 効で加速応答性が良く且つ放速時における過過給 がない利点を有する反面、機関の高回転域で所定 の吸気量を確保するには過給機を相当大型にしな ければならない。最近の自動車のようにエンジン ルームが小型化し、自動車の前部形状を空気抵抗 の見地から楔状にノーズダウンするとか、小型車 で機関の搭載スペースが限定されている場合には 適用できないばかりか、高回転娘での過給機の耐 久性に問題があり、しかも過給機を駆動するに要 する駆動損失は、回転数に対して2乗的に増大す るのであつた。また、慣性過給は、機関への吸気 系にサージタンクを設け、該サージタンクから燃 焼室までの吸気通路の長さを、機関の使用頻度の多い特定の回転域において吸入空気が最大となるように設定するものであるから、前記2者に比較して構造簡単で且つ取付スペースの極端を増大はない反面、前記の特定の回転域以外の回転域において慣性過給の効果を得ることができないのであった。

本発明は、内燃機関において過給を行なられてり、機関の回転域を、略中速域より以下の低域を回転域と、略中速域より以上の中乃至高回転域といいのででは一つでは、低いではではでは、中乃至高回をはでは、中乃至高回をはでは、中乃至高回をはでは、中乃を高回をはでは、中乃を高回をはできるとなった。とは、一つである。

以下実施例の図面(第1図)について説明すると、図において(1)は多気筒内燃機関、(2)はルーツ、可動異又は往復式等の容積型過給機を示し、該過給機(2)は前記機関(1)のクランク軸(3)等からベルト(4)等の動力伝達機構を介して回転駆動され、その

-3-

当該スロットル弁(ながある開度以上に開くとこれ に運動して過給切換弁(は)が開くように関連する。

燃料噴射式の内燃機関にあつては、第2図に示すように、吸気通路の中における過給切換弁のより上流網にエアフローメータのを、下流網に吸入空気量制御用板り弁切を各々設け、該板り弁切と過給切換弁のとを前記実施例の場合と同様に関連する。

また、ディーゼル機関の場合には、第3図に示すように吸気通路の中の遊給切換弁のを、ディーゼル機関(IIIにおける燃料噴射ボンブのの燃料噴射 鼓コントロールロッド的又はアクセルベタル等に 関連する。

このような構成において、吸気通路の中の過給 切換弁のが全閉又は全閉に近い状態にある機関の 低乃至中速域では過給機(2)は電磁クラッチ(5)のON にて駆動されるから、エアクリーナ(9)からの吸入 空気は過給機(2)を経て機関に供給されるので、機 関はいわゆる機械的過給で運転される。

そして、機関が中乃至高速域になると、電磁ク

動力伝達機構には、前記 to 故(1) の回転数に関連して機関の回転数が略中速域を越えると過給機(2) への動力伝達を遮断するようにした電磁クラッチ(5) が設けられている。

(6) は慣性過給用のサーションクで、該サージョンクには機関(1) の各気筒における吸気ボート(7) に対して各々独立する吸気管(8)を介して接続されており、各気筒における吸気ボート(7) が当該気筒の燃焼室に開口する箇所からサージョンク(6) 内への関口部までの吸気通路長さは、前記機関の略中速域以上の回転域において、吸入空気量が最大となるような長さに設定されている。

(9)はエアクリーナで、該エアクリーナ(9)と前記サージタンク(6)とをつなぐ吸気通路(11)中には適給切換弁(11)とスロットル弁(21)付き気化器(21)とを備え、吸気通路(12)の吸入口を通路(31)を介して接続する一方、 過給機(21)の吐出口を吸気通路(31)における過給切換弁(11)とり下流側に通路(31)を介して接続し、前記過給切換弁(31)を気化器(31)におけるスロットル弁(31)に、

- 4 -

ラッチ(5)の OFF で過拾機(2)の駆動が停止する一方、 吸気通路(0)中の過給切換弁(1)が開くので、エアクリーナ(9)からの吸入空気は、過給機(2)を経ずに、 サージタンク(6)に導入される。 この場合、サージタンク(6)から各気筒の燃焼室までの吸気通路の長さは機関の中乃至高速域において吸入空気が最大となるように設定されているから、機関の中乃至高速域はいわゆる慣性過給で運転される。

なお、前記のように機関の略中速域における 被的過給から慣性過給への切換え及は、 慣性治 から機械的過給への切換え時において、 過給機の 駆動を ON、OFF することにより、 機関の出力トル クに若干の変動が生じるが、 この変動は、 過給り の駆動を ON、OFF する時期と、 過給切換弁を開閉 する時期とを適宜ずらせることにより防止でき、 また、 過給切換弁は、 吸気通路00 中に設ける に代えて過給機(2)の吸入通路00 と吐出通路頃との いずれか一方又は両方に設けても良いのである。

また、本発明は前記各実施例のように吸気通路 (4) 中に過給切換弁 (3)を設け、該過給切換弁 (3)の

以上の通り本発明は、機関に対する過給を、機関の低乃至中速域等の機関の特性に応じた新での機関の特性に応じた数では機械的過給で、それ以上の回転数では機械を停止して慣性過給で行なりもので、機関の特性に応じるが、機関の全回転域について機械的過給を行なりが、合の上りに大型にならず、著しく、型車及びノーズダウンの自動車に対しても容易に適用できると共に、加速応答性が良く、且つ機械

的過給に要する駆動力の損失を低減でき、更には 過給機の寿命を増大できる一方、慣性過給は中乃 至高速域のみで、慣性過給を行なう回転範囲が狭 いから、慣性過給を高率的に行なうことができ、 機関の全回転域での出力と燃費とを著しく向上で きる効果を有する。

4. 図面の簡単な説明

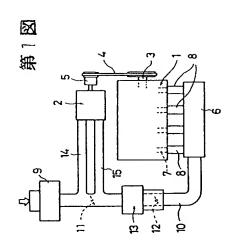
第1 図、第2 図及び第3 図は本発明実施例装置の図、第4 図は本発明の更に別の実施例装置の図である。

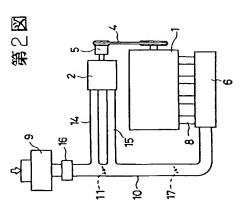
(1) (I) … 内燃機関、(2) … 過給機、(4) … ベルト、(5) … 電磁クラッチ、(6) … サージタンク、(8) … 吸気管、(9) … エアクリーナ、(0) … 吸気通路、(0) … 過給切換

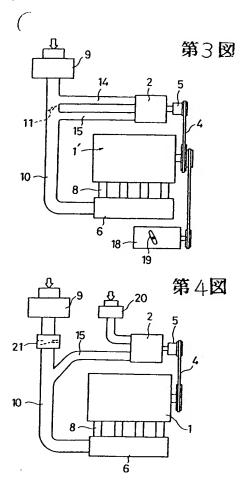
特許出願人 ダイハッ工業株式会社 代 理 人 弁理士 石 井 暁

-7-

- g -







CLIPPEDIMAGE= JP357183523A

PAT-NO: JP357183523A

DOCUMENT-IDENTIFIER: JP 57183523 A TITLE: SUPERCHARGER FOR INTERNAL

COMBUSTION ENGINE

PUBN-DATE: November 11, 1982

INVENTOR-INFORMATION:

NAME

TAKAMATSU, KAN

ASSIGNEE-INFORMATION:

NAME

COUNTRY

DAIHATSU MOTOR COLTD

N/A

APPL-NO: JP56069221 APPL-DATE: May 6, 1981

INT-CL_(IPC): F02B033/00; F02B027/00; F02B033/44

; F02B039/02

US-CL-CURRENT: 123/559.1

ABSTRACT:

PURPOSE: To heighten the efficiency of supercharging, by dividing the revolution speed of an engine into a slow or medium range and a medium or rapid range and effecting mechanical supercharging in the slow or medium range but inertial supercharging in the medium or rapid range.

CONSTITUTION: A motive power transmission mechanism is provided with an electromagnetic clutch 5, which acts to cut off the transmission of motive power to a supercharger 2 when the rottional frequency of an engine 1 is not lower than its medium speed range. A supercharger changeover valve 11 is interlocked with the throttle valve 12 of a carburetor 13 so that the changeover valve is opened when the throttle valve is not lower than a predetermined degree of opening. Since the electromagnetic clutch 5 is engaged in the low speed range, sucked air is supplied to the engine 1 through the supercharger 2 (mechanical supercharging). Since the clutch 45 is disengaged in the medium and high speed ranges, the sucked air is

supplied to the engine 1 not through the supercharger 2 (inertial supercharging).

COPYRIGHT: (C)1982,JPO&Japio

02/06/2002, EAST Version: 1.03.0002